(12)特許協力条約に基づいて公開された国際出願

(19) 世界知的所有権機関 国際事務局



T TERRO BUNGADA NI BURKA DIAN BORN BORN BANG BURKAN NA BUNG BURKA NIBOR BUNG BUNG BUNG BUNGKATAN NIBOR KARA NIB

(43) 国際公開日 2005 年3 月10 日 (10.03.2005)

PCT

(10) 国際公開番号 WO 2005/021346 A1

(51) 国際特許分類7:

B60T 8/00, 7/06

(21) 国際出願番号:

PCT/JP2004/012875

(22) 国際出願日:

2004年8月30日(30.08.2004)

(25) 国際出願の言語:

日本語

(26) 国際公開の言語:

日本語

(30) 優先権データ:

特願2003-308543

2003年9月1日(01.09.2003) JP

(71) 出願人 (米国を除く全ての指定国について): 松下電器産業株式会社 (MATSUSHITA ELECTRIC INDUSTRIAL CO., LTD.) [JP/JP]; 〒5718501 大阪府門真市大字門真 1 0 0 6 番地 Osaka (JP).

(72) 発明者; および

(75) 発明者/出願人 (米国についてのみ): 齋藤 潔 (SAITO, Kiyoshi).

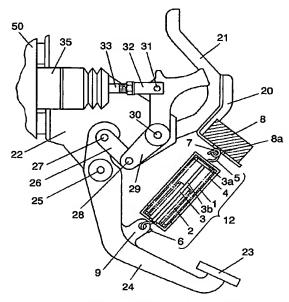
(74) 代理人: 岩橋 文雄,外(IWAHASHI, Fumio et al.); 〒 5718501 大阪府門真市大字門真 1 0 0 6 番地 松下電器産業株式会社内 Osaka (JP).

(81) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の国内保護が可能): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NA, NI, NO, NZ, OM, PG, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG,

[続葉有]

(54) Title: BRAKE SYSTEM

(54) 発明の名称: ブレーキシステム



(57) Abstract: A brake system which electrically applies the brakes includes a stepping-force sensor, a brake arm, and a stepping-force feeling generating mechanism positioned between the stepping-force sensor and the brake arm. The brake arm holds the brake pedal. The stepping-force feeling generating mechanism is rotatably connected to the stepping-force sensor and to the brake arm and generates a stepping-force which non-linearly changes with the stroke through which the brake arm moves. In response to the pulling-force due to the movement of the brake arm through the stepping-force feeling generating mechanism, the stepping-force sensor senses the stepping-force and generates an output to control the electrically applied brakes.

(57) 要約: 電気的にブレーキを作動させるブレーキシステムは、踏力センサとブレーキアームと、踏力センサとブレーキアームとの間に位置する踏力感生成機構を含む。ブレーキアームは、ブレーキペダルを保持する。踏力感生成機構は、踏力センサとブレーキアームとのそれぞれに回動自在に結合されて、ブレーキアームが移動するストロークに

[続葉有]





SK, SL, SY, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.

(84) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の広域保護が可能): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, NA, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU, IE, IT, LU, MC, NL, PL, PT, RO, SE, SI, SK, TR), OAPI (BF,

BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

添付公開書類:

一 国際調査報告書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語のガイダンスノート」を参照。

明細書

ブレーキシステム

技術分野

5 本発明は自動車の電動プレーキシステムに関する。

背景技術

10

15

20

油圧プレーキシステムは乗用車、大型トラック、さらには航空機など種々の乗物に採用されている。近年になって、電気的に作動する電動式プレーキ制御装置(いわゆるブレーキバイワイヤ方式のブレーキシステム、プレーキバイワイヤとも呼ばれる)も、一般に使用されている。電動プレーキ制御装置においては、一般にブレーキペダルの踏力が踏力センサで検知され、検知された踏力に応じて電子制御装置からの指令により電気モータ等が作動する。こうして、所定のブレーキ力が発生される。

通常、電動式プレーキ制御装置のプレーキペダル機構では、上述のような動作原理のため、運転者は、油圧プレーキ制御装置のように、プレーキ反力を直接プレーキペダルを介して感じることができない。そのため、電動式プレーキ制御装置においては、運転者が油圧ブレーキにおけるようなブレーキ反力を感じることができるような、反力発生機構が設けられている。

図5は、従来の電動ブレーキシステムの一例の摸式図である。

図6は、従来のブレーキシステムの一例におけるペダル踏力とブレーキペダルのストロークの関係を示す。

図 5 において、ブレーキアーム 2 4 0 の一端は、支点 1 9 0 で車体 5 0 0 に取り付けられ、もう一端にはペダル 2 3 0 が取り付けられている。

10

15

20

ブレーキアーム240には、支点190とブレーキペダル230との間の支点180に第1のバネ座130が取り付けられている。第1のバネ座130と第2のバネ座140との間には、円錐型スプリング150とそれより高さLだけ短い円筒型スプリング160が設けられている。第2のバネ座140と車体500の間に圧電素子170が取り付けられている。

上記のように構成された従来のプレーキシステムの一例の動作を説明 する。

運転者がブレーキペダル230を踏み始めると、ブレーキアーム240に取り付けられた第1のバネ座130と第2のバネ座140の間にある円錐型スプリング150を介して圧電素子170に踏力が伝達される。この踏力は、圧電素子170において圧電効果により電気信号に変換されて、制御装置(図示せず)によって検出される。制御装置は、電動ブレーキ(図示せず)を、検出された踏力に応じて制御する。

図6において、横軸はペダルストローク、縦軸はペダルにかかる踏力を表わす。ペダルストロークが、図5および図6のLの範囲では踏力は円錐型スプリング150による反力と釣り合う。ペダルストロークが、Lを越えると、第1のバネ座130は、円筒型スプリング160に当接する。そのため、踏力は、円錐型スプリング150と円筒型スプリング160のそれぞれの反力の和と釣り合う。したがって、図6で示すように、ペダルストロークと踏力の関係は、ペダルストロークがLの点で折れ点を持つ特性を示す。この特性は油圧ブレーキにおけるペダルストロークと踏力との関係の特性に近似している。

上述の例は、特開平9-254778号公報に開示されている。

25 このように構成された従来のブレーキシステムの一例において、ブレ

10

15

25

ーキアーム240は、支点190を中心として、回転運動をする。したがって、支点180も回転運動をする。そのため、第1のばね座130が円錐型スプリング150を押す際に、第1のばね座130は、円錐型スプリング150を、その中心軸に沿ってではなく回転しながら押すため、こじりが発生しやすい。そのため、圧電素子170には、正確に踏力が伝達することができず、踏力の検出精度が低下する傾向がある。

また、ブレーキシステムにおいて、ブレーキバイワイヤと油圧ブレーキを併用することもある。上述の従来の電動ブレーキシステムの一例は、ブレーキバイワイヤのみに適用される構成を有しており、油圧ブレーキとの併用は困難である。

発明の開示

本発明の電気的にブレーキを作動させるブレーキシステムは、踏力センサとブレーキペダルを保持するブレーキアームと、踏力感生成機構とを含む。

踏力感生成機構は、踏力センサとブレーキアームとの間に位置して、 踏力センサとブレーキアームとのそれぞれに回動自在に結合されて、ブレーキアームが移動するストロークに対して、非線形に変化する踏力を 生成する。

20 ブレーキアームの移動による踏力感生成機構を介しての引張り力に応じて、踏力センサは、踏力を検知し、電気的に作動するブレーキを制御する出力を発生する。

以上の構成においては、踏力センサが正確に踏力を検出することができる。また、このブレーキシステムは、電動プレーキにも、油圧ブレーキにも適用され得る。

図面の簡単な説明

図1は、本発明の実施の形態のプレーキシステムの構造を示す断面図である。

5 図 2 は、本発明の実施の形態のブレーキシステムにおけるペダル踏力 とブレーキペダルのストロークの関係を示す。

図3は、本発明の実施の形態のブレーキシステムの踏力感生成機構に用いられる他のバネの構成を示す側断面図である。

図4Aは、本発明の実施の形態のプレーキシステムの踏力感生成機構 10 に用いられるもう一つの他のバネの平面図である。

図4Bは、本発明の実施の形態のブレーキシステムの踏力感生成機構に用いられるもう一つの他のバネの、その左側に半断面を示す側面図である。

図5は、従来の電動プレーキシステムの一例の摸式図である。

15 図 6 は、従来のブレーキシステムの一例におけるペダル踏力とブレー キペダルのストロークの関係を示す。

発明を実施するための最良の形態

以下、本発明の実施の形態を図面を参照しながら説明する。

20 図1は、本発明の実施の形態におけるブレーキシステムの構造を示す 断面図である。

図2は、このブレーキシステムにおけるペダル踏力とブレーキペダル のストロークの関係、すなわち踏力特性を示す。

本実施の形態の電動プレーキシステムの基本的な構成を、以下に説明 25 する。

10

15



車体50に取り付けられた第1のフレーム22をベースとして、プレーキペダル23、ブレーキアーム24、第1の支点軸25、第1のリンク26、第1の連結軸27、第2の連結軸28、第2のリンク29、第2の支点軸30、第3の連結軸31、連結部32によってリンク機構が構成されている。このリンク機構は、オペレーションロッド33を介して油圧プレーキのマスタシリンダ35につながっている。ここで、第1のフレーム22は、車体50に取り付けられている。プレーキアーム24は、第1の支点軸25によって、第1のフレーム22に取り付けられている。プレーキアーム24は、第1の支点軸25側の反対側の端にブレーキペダル23を有している。

ブレーキアーム24は、第1の連結軸27によって、第1のリンク26と結合している。第1のリンク26は、第2の連結軸28によって、第2のリンク29と結合している。第2のリンク29は、第2の支点軸30で、第1のフレーム22に取り付けられている。第2のリンク29は、さらに、第3の連結軸31によって、オペレーションロッド33に連結する連結部32に結合している。オペレーションロッド33は、マスタシリンダ35に結合している。

ここで、第2の引っ掛け部9は、ブレーキペダル23と第1の支点軸25の中間で、ブレーキアーム24に取り付けられている。

20 また、第1のフレーム22に固定された第2のフレーム21にはセン サ固定部20が取り付けられている。センサ固定部20に踏力センサ8 が取り付けられている。踏力センサ8は、圧電素子や歪抵抗素子などの 引っ張り力を検出できる素子を含んでいる。

踏力感生成機構12は、踏力センサ8とブレーキアーム24との間に 25 位置する。踏力感生成機構12は、踏力センサ8とブレーキアーム24

10

15



とのそれぞれに回動自在に結合されて、プレーキアーム 2 4 が移動する ストロークに対して、非線形に変化する踏力を生成する。

ブレーキアーム24の移動による踏力感生成機構12を介しての引張り力に応じて、踏力センサ8は、踏力を検知し、電気的に作動するブレーキを制御する出力を発生する。

踏力感生成機構12は、筐体と筐体内に配置されたバネと、筐体内に配置されて、バネをブレーキアーム24の移動に応じて伸縮させる移動機構を含む。移動機構とブレーキアーム24が回動自在に結合されているので、踏力感生成機構12は、ブレーキアーム24と回動自在に結合される。

すなわち、踏力感生成機構12は、シリンダ4からなる筐体を有している。踏力センサ8との接続部8aに接続された円環状の第1の引っ掛け部7に、シリンダ4に固定された第1のフック5が引っ掛けられる。

踏力感生成機構12の筐体であるシリンダ4には、第1のコイルバネ1と、それと同軸で長さの短い第2のコイルバネ2と、ピストン3が内蔵されている。ここで、第1のコイルバネ1と第2のコイルバネ2は、筐体内に配置されたバネを構成する。ピストン3は、第1のコイルバネと第2のコイルバネを、ブレーキアーム24の移動に応じて伸縮させる移動機構として動作する。

20 ピストン3は、第1のコイルバネ1と第2のコイルバネ2に当接する 当接部3aと、当接部3aに接続された軸3bを含む。

当接部3 a は、面、十字、円に十字を組み合わせた形のように、軸3 b の移動にしたがって、パネを伸縮させることのできる形状を有する。

移動機構すなわちピストン3の軸3bの当接部3aと他の側の先端に 25 第2のフック6が設けられている。第2のフック6は、ブレーキアーム



24に取り付けられた第2の引っ掛け部9に引っ掛けられる。

第2の引っ掛け部9は、第2のフック6が引っかけられる円状の孔を 含む板で構成されている。

以上のように構成されたプレーキシステムについて、その動作をさら 5 に、説明する。

運転者がプレーキペダル23を踏み始めると、前述のリンク機構を介して踏力がオペレーションロッド33により、マスタシリンダ35に加えられプレーキ油圧を発生する。このとき、プレーキの反力は、上述の踏力感生成機構12が発生させている。

10 図 2 は、この踏力感生成機構 1 2 のペダル踏力とブレーキペダル 2 3 のストロークの関係、すなわち踏力特性を示す。

図2に示されるように、ペダルストロークが増していくと、あるペダルストローク以上で、急激に反力が増す非線形の特性を示す。この特性は、油圧ブレーキにおける踏力感に近似している。

本実施の形態では高さの異なる2つのコイルバネ1,2により前述の 踏力感を得ている。すなわち、運転者がプレーキペダル23を踏み始め たときは、第1のコイルバネ1だけが、ピストン3に圧縮され、運転者 はその反力を踏力感として感じる。さらに運転者がプレーキペダル23 を踏みこみ、ペダルストロークが大きくなると、第1のコイルバネ1に
加えて、第2のコイルバネ2も、ピストン3に圧縮されるため、急激に 反力が増す。このとき、運転者は大きな踏力感を得る。

以上の長さの異なる第1のコイルバネ1と、第2のコイルバネ2を用いた踏力感生成機構12においては、第1のコイルバネ1と第2のコイルバネ2の長さの差に応じて、踏力感を変化させることができる。

25 ブレーキ操作、すなわちブレーキペダル23が踏み込まれることにし

10

15

25

たがって、プレーキアーム24が踏力感生成機構12を引っ張る。このとき、踏力感生成機構12の引っ張り力が、第1の引っ掛け部7に接続された接続部8aにかかる。したがって、その引っ張り力は、踏力センサ8にかかり、踏力センサ8は、踏力を検出する。

踏力センサ8は、引っ張り力を検出できる圧電素子や歪抵抗素子などを含んでいる。この圧電素子や歪抵抗素子は、第1の引っかけ部7と接続部8aにかかる引っ張り力を電気信号に変換する。この電気信号は、制御装置(図示せず)によって検出される。制御装置は、電動プレーキ(図示せず)を、検出された引っ張り力、すなわち、踏力に応じて制御する。すなわち、プレーキアームの移動による踏力感生成機構12を介しての引張り力に応じて、踏力センサ8は、踏力を検知し、電気的に作動するブレーキを制御する出力を発生する。

このとき、ブレーキ操作に伴いブレーキアーム24は、第1の支点軸25を中心とする回転運動をしている。この回転運動に対して、ブレーキアーム24と踏力センサ8のそれぞれと踏力感生成機構12との連結部は、回動自在な連結をしている。すなわち、第2のフック6と第2の引っ掛け部9、第1のフック5と第1の引っ掛け部7のそれぞれの連結は、回動自在な連結をしている。

そのため、踏力センサ8に対して、こじり等の軸方向以外へかかる力 20 の発生はほとんどない。したがって、踏力センサ8は、正確に踏力を検 出することができる。

すなわち、第2のフック6と第2の引っ掛け部9、第1のフック5と 第1の引っ掛け部7のそれぞれの回動自在な連結は、簡単な構造でブレ ーキペダルへの踏力を踏力センサに正確に伝達する。したがって、ブレ ーキアーム24の回転運動が、踏力センサ8の軸方向にほぼ平行な引っ

10

25



張り力を生成する。

踏力感生成機構12の筐体であるシリンダ4内に配置されるバネとして、図3に示すような、その軸方向の中間部がくびれた形状を有するコイルばねであるつづみ形コイルバネ(Hour glass-shaped coil spring) 10を用いてもよい。

この構成により、より滑らかな油圧ブレーキに近い踏力感を一つのバネで実現できる。

また、踏力感生成機構12の筐体であるシリンダ4内に配置されるバネとして、図4A、図4Bに示すような竹の子バネ(Volute spring)1 1を用いてもよい。ここで「竹の子バネ(Volute spring)」は、バネ性をもつ材料の板をスパイラル状に巻くように、そのスパイラルの軸の方向に伸びた図4A、図4Bに示すようなバネを意味する。

この構成により、衝撃耐久性の高い踏力感生成機構を実現できる。

上述の実施の形態においては、電動プレーキにも油圧ブレーキにも併 15 用される電動プレーキシステムについて説明した。

この実施の形態の電動ブレーキシステムは、電動ブレーキのみが使用 される場合にも適用される。また、この実施の形態の電動ブレーキシス テムは、油圧ブレーキのみが使用される場合にも適用される。

20 産業上の利用可能性

本発明のブレーキシステムにおいては、踏力センサとブレーキアームの間に踏力感生成機構が設けられる。このブレーキシステムにおいては、運転者は、ブレーキペダルの踏力として、油圧ブレーキの非線形の踏力感に近いブレーキ操作感を得る。また、踏力センサは、正確に踏力を検出することが可能である。同時に本発明においては、電動ブレーキにも

油圧プレーキにも適用可能なブレーキシステムが提供される。したがって、自動車の電動プレーキシステムとして有用である。

請求の範囲

電気的にブレーキを作動させるブレーキシステムであって、
 踏力センサと

5 ブレーキアームと、

前記踏力センサと前記ブレーキアームとの間に位置して、前記踏力センサと前記ブレーキアームとのそれぞれに回動自在に結合されて、前記ブレーキアームが移動するストロークに対して、非線形に変化する踏力を生成する踏力感生成機構と

10 を含み、

前記ブレーキアームの移動による前記踏力感生成機構を介しての引張り力に応じて、前記踏力センサは、踏力を検知し、電気的に作動する前記プレーキを制御する出力を発生するブレーキシステム。

15

20

25

2. 請求項1に記載のブレーキシステムであって、前記踏力感生成機構は、

筐体と、

前記筐体内に配置されたバネと、

前記筺体内に配置され前記バネを前記ブレーキアームの 移動に応じて伸縮させる移動機構と を含み、

前記移動機構と前記ブレーキアームが回動自在に結合されて、前 記ブレーキアームが移動するストロークに対して、前記バネが非線形に 変化する踏力を生成する

20

25

プレーキシステム。

3. 請求項1に記載のブレーキシステムであって、

前記踏力センサは、前記踏力センサに接続された第1の引っかけ 5 部を含み、

12

前記踏力感生成機構は、第1のフックと第2のフックを含み、 前記ブレーキアームは、第2の引っかけ部を含み、

前記第1のフックが、前記第1の引っ掛け部に架けられて、

前記第2のフックが、前記第2の引っ掛け部に架けられて、

前記踏力センサと前記プレーキアームとのそれぞれは、前記踏力 感生成機構と、回動自在に接続される プレーキシステム。

4. 請求項2に記載のプレーキシステムであって、

15 前記踏力センサは、前記踏力センサに接続された第1の引っかけ 部を含み、

前記踏力感生成機構は、第1のフックと第2のフックを含み、

前記ブレーキアームは、第2の引っ掛け部を含み、

前記第1のフックが、前記第1の引っ掛け部に架けられて、

前記第2のフックが、前記第2の引っ掛け部に架けられて、

前記踏力センサと前記プレーキアームとのそれぞれは、前記踏力感生成機構と、回動自在に接続される

ブレーキシステム。

5.請求項2と4のいずれかに記載のブレーキシステムであって、



前記バネは、第1のコイルバネと、前記第1のコイルバネより長さの短い第2のコイルバネとを含み、

前記移動機構は、前記プレーキアームに結合されたピストンで構成され、

5 前記ブレーキアームの移動に応じて、前記ピストンが移動して、 前記第1のバネと前記第2のバネとを伸縮させる ブレーキシステム。

6. 請求項 2 と 4 のいずれかに記載のブレーキシステムであって、 前記バネは、つづみ形コイルバネで構成され、

前記移動機構は、前記ブレーキアームに結合されたピストンで構成され、

前記ブレーキアームの移動に応じて、前記ピストンが移動して、 前記つづみ形コイルバネを伸縮させる

15 ブレーキシステム。

10

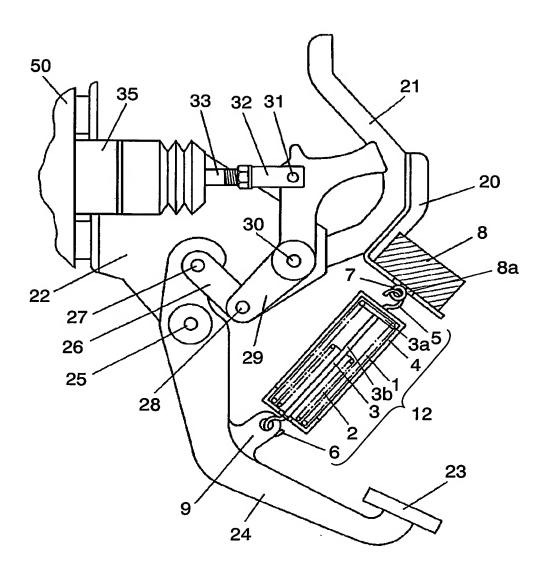
7. 請求項2と4のいずれかに記載のブレーキシステムであって、 前記バネは、竹の子バネで構成され、

前記移動機構は、前記ブレーキアームに結合されたピストンであ 20 り、

前記ブレーキアームが移動に応じて、前記ピストンが移動して、 前記竹の子バネを伸縮させる ブレーキシステム。

1/6

FIG. 1



^{2/6} FIG. 2

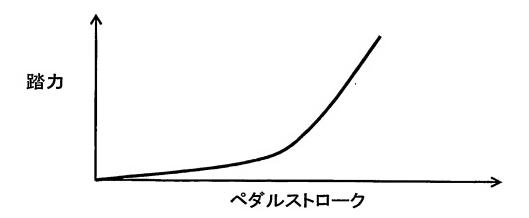
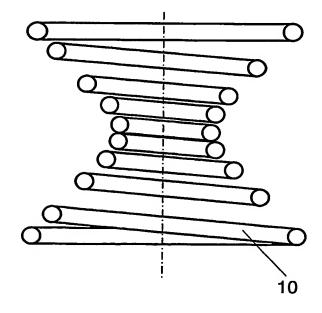
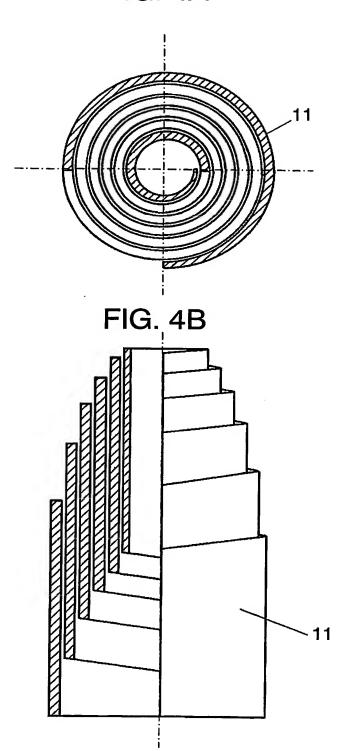


FIG. 3



^{3/6} FIG. 4A



4/6 FIG. 5

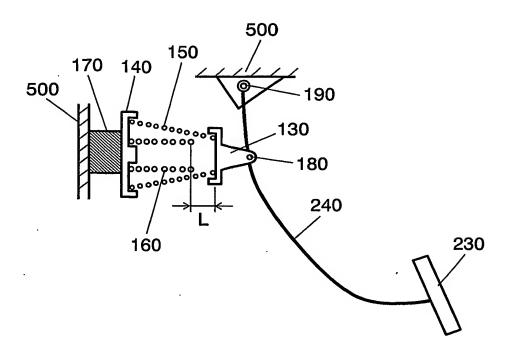
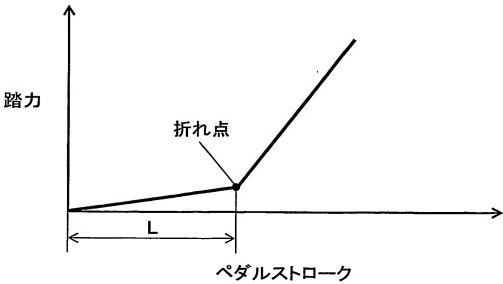


FIG. 6



5/6

図面の参照符号の一覧表

- 1 第1のコイルバネ
- 2 第2のコイルバネ
- 3 ピストン
- 3a 当接部
- 3b 軸
- 4 シリンダ
- 5 第1のフック
- 6 第2のフック
- 7 第1の引っ掛け部
- 8 踏力センサ
- 8a 接続部
- 9 第2の引っ掛け部
- 10 つづみ形コイルバネ
- 11 竹の子バネ
- 12 踏力感生成機構
- 20 センサ固定部
- 21 第2のフレーム
- 22 第1のフレーム
- 23 ブレーキペダル
- 24 ブレーキアーム
- 25 第1の支点軸
- 26 第1のリンク
- 27 第1の連結軸
- 28 第2の連結軸
- 29 第2のリンク
- 30 第2の支点軸
- 31 第3の連結軸
- 32 連結部
- 33 オペレーションロッド
- 35 マスタシリンダ
- 50 車体
- 130 第1のバネ座
- 140 第2のバネ座
- 150 円錐型スプリング
- 160 円筒型スプリング

6/6

170 圧電素子

180 支点

190 支点

230 ペダル

240 ブレーキアーム

500 車体

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2004/012875

		101/01	2004/0120/3
A. CLASSIFIC	ATION OF SUBJECT MATTER B60T8/00, B60T7/06		
According to Int	ernational Patent Classification (IPC) or to both national	classification and IPC	,
B. FIELDS SE			
Minimum docum	nentation searched (classification system followed by classification belowed by classification below the search of	ssification symbols)	
Jitsuyo Kokai Ji		tsuyo Shinan Toroku Koho roku Jitsuyo Shinan Koho	1996–2004 1994–2004
C. DOCUMEN	TS CONSIDERED TO BE RELEVANT	·	
Category*	Citation of document, with indication, where ap	propriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	JP 9-254778 A (Akebono Resea: Development Center Ltd.), 30 September, 1997 (30.09.97) Fig. 1 (Family: none)		1-7
Y	JP 2001-253327 A (TCM Kabush: 18 September, 2001 (18.09.01) Main return spring (17), sub- & TW 494084 B & WO		1-7
Y	JP 2001-253326 A (TCM Kabush 18 September, 2001 (18.09.01) Spring (14) & TW 494084 B & WO	iki Kaisha), , 1066977 A	1-7
× Further do	cuments are listed in the continuation of Box C.	See patent family annex.	<u> </u>
* Special categories of cited documents: "A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance "E" earlier application or patent but published on or after the international filing date "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)		"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention "X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone "Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is	
"O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed Date of the actual completion of the international search		combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art "&" document member of the same patent family Date of mailing of the international search report	
20 Sept	cember, 2004 (28.09.04)	12 October, 2004 (12.10.04)
	g address of the ISA/ se Patent Office	Authorized officer	
Facsimile No. Form PCT/ISA/21	0 (second sheet) (January 2004)	Telephone No.	



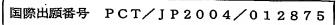
International application No. PCT/JP2004/012875

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	Microfilm of the specification and drawings annexed to the request of Japanese Utility Model Application No. 55847/1988 (Laid-open No. 161861/1989) (Mitsubishi Motors Corp.), 10 November, 1989 (10.11.89), Return spring (5) (Family: none)	1-7
Y .	JP 2001-247020 A (Aisin Seiki Co., Ltd.), 11 September, 2001 (11.09.01), First compression coil spring (23), second compression coil spring (25) (Family: none)	6,7.
Y	JP 2001-239925 A (Aisin Seiki Co., Ltd.), 04 September, 2001 (04.09.01), Fig. 3; first compression coil spring (34) (Family: none)	6,7
Y	Microfilm of the specification and drawings annexed to the request of Japanese Utility Model Application No. 157385/1988 (Laid-open No. 77334/1990) (Miwa Seiki Kabushiki Kaisha), 13 June, 1990 (13.06.90), Coil spring (17) (Family: none)	6,7
·		



			74/0128/5		
A. 発明の属する分野の分類(国際特許分類(IPC)) Int. Cl. B60T 8/00, B60T 7/06					
,	· .				
	テった分野				
調査を行った Int Cl 7 B60	最小限資料(国際特許分類(IPC)) DT 8/00, B60T 7/06				
2110. 01. 20.					
最小限資料以外日本国実用新	トの資料で調査を行った分野に含まれるもの 案公報 1922-1996年				
日本国公開実	用新案公報 1971-2004年				
	案登録公報 1996-2004年 用新案公報 1994-2004年				
		affirmed a sub-time at the time at the tim			
四次则且(文)	用した電子データベース(データベースの名称、	調査に使用した用語)			
C. 関連する					
引用文献の			関連する		
カテゴリー*	1000円の一方の一方の四万万人をようして		請求の範囲の番号		
Y	JP 9-254778 A (株式会社 1997.09.30,第1図 (フ	土曙ブレーキ中央技術研究所)	1-7		
Y	JP 2001-253327 A (5	アミリーなし) ティー・シー・エム株式会社)	1-7		
	2001.09.18,主戻しばね	17、副戻しばね18 & T	1-1		
Y	W 494084 B.&WO.1(066977 A			
	JP 2001-253326 A (デ 2001. 09. 18, バネ14	ディー・シー・エム株式会社)	1-7.		
	&WO 1066977 A	&1W 494084 B			
Υ .	日本国実用新案登録出願63-558	3 4 7 号(日本国実用新案登録	$\begin{vmatrix} 1-7 & \cdot \end{vmatrix}$		
	出願公開1-161861号)の願意	書に添付した明細書及び図面の			
区 C 欄の続き	きにも文献が列挙されている。		紙を参照。		
* 引用文献の		・の日の後に公表された文献			
IA」符に関連 もの	車のある文献ではなく、一般的技術水準を示す	「T」国際出願日又は優先日後に公表されば、	された文献であって		
「E」国際出願	項日前の出願または特許であるが、国際出願日	出願と矛盾するものではなく、§ の理解のために引用するもの			
以後に公表されたもの 「X」特に関連のある文献であっ			当該文献のみで発明		
日若しく	日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する 「Y」特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以				
「O」口頭にこ	文献 (理由を付す) 上の文献との、当業者にとって自明である組合 「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献 よって進歩性がないと考えられるもの				
「P」国際出席	「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願 「&」同一パテントファミリー文献				
国際調査を完了	国際調査を完了した日国際調査報告の発送日				
	28.09.2004	12.10.	2004		
	D名称及びあて先 国特許庁 (ISA/JP)	特許庁審査官(権限のある職員)	3W 9424		
I	郵便番号100-8915	村上略	<u> </u>		
東京都	部千代田区霞が関三丁目4番3号	電話番号 03-3581-1101	内線 3368		





C(続き).	関連すると認められる文献		
引用文献の	71 m total A		関連する
カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、		請求の範囲の番号
Y	内容を撮影したマイクロフィルム (三菱自動989.11.10, リターンスプリング5 JP 2001-247020 A (アイシン01.09.11, 第1圧縮コイルばね2325 (ファミリーなし)	(ファミリーなし) 精機株式会社) 20 、第2圧縮コイルばね	6, 7
Y	JP 2001-239925 A (アイシン 01.09.04,第3図、第1圧縮コイル なし)	精機株式会社) 20 ばね34(ファミリー	6, 7
Y	日本国実用新案登録出願63-157385録出願公開2-77334号)の願書に添付内容を撮影したマイクロフィルム(三輪精機0.06.13,コイルスプリング17(フ	した明細書及び図面の 株式会社), 199	6, 7
	•		
			I